PATENT ABSTRACTS OF JAPAN

(11)Publication number:

(43)Date of publication of application: 06.07.1999

(51)IntCl.

F02D 41/06 F02D 41/04

F02D 41/34

(21)Application number: 09-347493

(71)Applicant : DENSO CORP

(22) Date of filing:

17.12.1997

(72)Inventor: ISOBE TAIJI

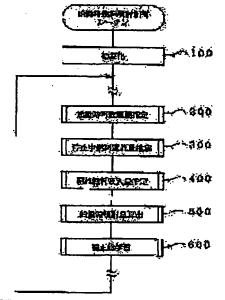
(54) FUEL INJECTION CONTROL DEVICE FOR INTERNAL COMBUSTION ENGINE

(57)Abstract:

PROBLEM TO BE SOLVED: To attain position combustion from

first injection fuel at the time of start-up.

SOLUTION: An air-fuel ratio range where a mixture in a cylinder is combustible is estimated on the basis of cooling water temperature (step 200). A total quantity of fuel having leaked from a fuel injection valve during stop of an engine is estimated (step 300), and a leakage fuel intake quantity taken into one cylinder out of leakage fuel is estimated (step 400). Taking account of the leakage fuel intake quantity, a start-up time fuel injection quantity is computed so that an air-fuel ratio of an intake mixture at the time of start-up is within a combustible range at the time of start-up (step 500). Fuel is injected at this start-up time fuel injection quantity synchronously with an intake stroke of each cylinder from first fuel injection. A combustion state of fuel in the first injection is judged, and on the basis of the judged result, a correction value to be reflected to compute a fuel injection quantity at the time of the following start-up is learned (step 600). Positive combustion can therefore be attained from a first injection fuel at the time of startup.



LEGAL STATUS

[Date of request for examination]

15.04,2004

[Date of sending the examiner's decision of rejection]

[Kind of final disposal of application other than the examiner's decision of rejection or application converted registration]

[Date of final disposal for application]

[Patent number]

[Date of registration]

Number of appeal against examiner's decision of rejection

[Date of requesting appeal against examiner's decision of rejection]

[Date of extinction of right]

http://www19.ipdl.ncipi.go.jp/PA1/result/detail/main/wAAAwAaqpBDA411182292... 2007/02/09

3 K5115

(19)日本国特許庁 (JP)

(12) 公開特許公報(A)

(11)特許出歐公園番号

特開平11-182292

(43)公開日 平成11年(1999)7月6日

(51) IntCL*		裁別記号	ΡI		
F02D	41/06	330	F02D	41/06	330Z
	41/04	8 3 0		41/04	330L
	41/34			41/34	N

審査請求 未請求 請求項の数9 OL (全 16 頁)

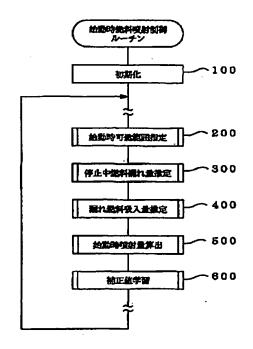
(21) 出版番号	铃脑平9 -347493	(71)出職人	000004260 株式会社デンソー	
(22) 出 期 日	平成9年(1997)12月17日	(72)発明者	受知県刈谷市昭和町1丁目1番地 破部 大治 受知県刈谷市昭和町1丁目1番地 株式会 社デンソー内	
		(74) 代理人	弁理士 加古 宗男	

(54) 【発明の名称】 内燃機関の燃料噴射制御装置

(57)【要約】

【課題】 始動時に第1回目の噴射燃料から確実に燃焼させる。 【解決手段】 冷却水温に基づいて気筒内の混合気が燃

焼可能な空燃比範囲を推定する(ステップ200)。この後、エンジン停止中に燃料噴射弁から漏れた燃料の総盤を推定し(ステップ300)、漏れた燃料のうち1つの気筒内に吸入される漏れ燃料吸入量を推定する(ステップ400)。この後、漏れ燃料吸入量を考慮して、始助時の吸入混合気の空燃比が始動時可燃範囲内となるうに始動時の燃料噴射量を算出する(ステップ500)。この始動時燃料噴射量で、第1回目の燃料噴射から各気筒の吸気行程に同期させて燃料を噴射する。この後、第1回目の噴射燃料の燃焼状態を判定し、その判定結果に基づいて、次回の始動時の燃料噴射量算出に反映させる補正値を学習する(ステップ600)。これにより、始動時に第1回目の噴射燃料から確実に燃焼させる。



【特許請求の範囲】

【請求項1】 内燃機関の各気筒毎に燃料噴射弁から燃料を噴射する内燃機関の燃料噴射制御装置において、 始動時に気筒判別して第1回目の燃料噴射から吸気行程 に同期した燃料噴射を行う噴射時期制御手段と、

始動時に第1回目の燃料噴射により気筒内に供給される 混合気(以下「第1回目の吸入混合気」という)が燃焼 可能な空燃比の範囲(以下「始動時可燃範囲」という) を少なくとも冷却水温情報に基づいて推定する始動時可 燃範囲推定手段と、

機関停止中に前記燃料噴射弁から漏れた燃料が1気筒内 に吸入される量(以下「漏れ燃料吸入量」という)を推 定する濁れ燃料吸入量推定手段と、

前記漏れ燃料吸入量推定手段で推定した漏れ燃料吸入量 を考慮して始動時の第1回目の吸入混合気の空燃比が前 記始動時可燃範囲となるように第1回目の燃料噴射量を 算出する始動時噴射量算出手段と、

を備えていることを特徴とする内燃機関の燃料噴射制御 装置。

【請求項2】 始勤時に第1回目の吸入混合気の燃焼状態(以下「第1回目の燃焼状態」という)を判定する燃焼状態判定手段と、

前記燃焼状態判定手段で判定した第1回目の燃焼状態に基づいて次回の始動時の第1回目の燃料噴射量を補正する補正値を学習する学習手段とを備え、

前記始動時噴射量算出手段は、前記学習手段の学習補正 値を用いて第1回目の燃料噴射量を補正することを特徴 とする請求項1に記載の内燃機関の燃料噴射制御装置。

【請求項3】 前記燃料噴射弁から噴射する燃料を微粒 化する燃料微粒化手段を備えていることを特徴とする請 求項1又は2に記載の内燃機関の燃料噴射制御装置。

【請求項4】 前配漏れ燃料吸入量推定手段は、機関停止中の漏れ燃料の総量を推定する手段と、前配漏れ燃料が拡散する吸気管容積に対する1気筒分の吸入空気量の比率と前配漏れ燃料の総量とに基づいて1気筒内に吸入される漏れ燃料吸入量を推定する手段とを備えていることを特徴とする請求項1乃至3のいずれかに配載の内燃機関の燃料噴射制御装置。

【語求項5】 前配始動時項射量算出手段は、前配漏れ燃料吸入量を考慮して、前配始動時可燃範囲におけるリーン限界を基準にして第1回目の燃料噴射量を算出することを特徴とする請求項1乃至4のいずれかに配載の内燃機関の燃料噴射制御装置。

【請求項6】 前記学習手段は、始動毎に前記始動時可 燃範囲におけるリーン限界の燃料噴射量に対する補正値 を学習し、前記燃焼状態判定手段で判定した第1回目の 燃焼状態が適正でない時に、学習補正値を所定の学習ディザ値分だけリッチ側にずらした値に更新することを特 徴とする請求項2に記載の内燃機関の燃料噴射制御装 置。 【請求項7】 前記学習手段は、前記漏れ燃料吸入量に 応じて前記学習ディザ値を切り換えることを特徴とする 請求項6に記載の内燃機関の燃料噴射制御装置。

【請求項8】 前記学習手段は、始動条件に応じて区分された複数の学習領域を設定し、始動毎にその始動条件に対応する学習領域の学習補正値を更新又は維持し、前記始動時噴射量算出手段は、現在の始動条件に対応する学習領域の学習補正値を用いて第1回目の燃料噴射量を補正することを特徴とする請求項2,6,7のいずれかに記載の内燃機関の燃料噴射制御装置。

【請求項9】 前配燃焼状態判定手段は、始勤時に第1回目の燃焼行程での機関回転数の上昇具合又は簡内圧力の上昇具合に基づいて第1回目の燃焼状態を判定することを特徴とする請求項2,6乃至8のいずれかに配載の内燃機関の燃料噴射制御装置。

【発明の詳細な説明】

[0001]

【発明の属する技術分野】本発明は、始動時の燃料噴射 時期及び燃料噴射量を適正化した内燃機関の燃料噴射制 御装置に関するものである。

[0002]

【従来の技術】近年、内燃機関の始動性を向上させるために、実公平1-21156号公報に示すように、始動時の燃料噴射量と実際に始動に要した時間(始動時間)との関係を学習し、その学習結果に基づいて始動時間を短縮する方向に始動時の燃料噴射量を増減補正することが提案されている。

[0003]

【発明が解決しようとする課題】ところで、内燃機関の始動性能は、始動時の燃料噴射方式が独立噴射、グループ噴射、非同期噴射のいずれであるかによって大きく異なる。例えば、グループ噴射や非同期噴射では、始動時に噴射した燃料が吸気ポート等に付着する量(ウェット量)が多くなり、その分、気筒内に吸入される燃料量が要求燃料量よりも少なくなる。このため、始動初期の混合気の空燃比が燃焼可能範囲よりもリーンになりやすく、始動性が悪いばかりか、始動時の未燃炭化水素(HC)の排出量が増加するという問題がある。また、独立噴射でも、噴射時期が吸気行程から離れていると、同様の問題が生じる。

【0004】しかしながら、上配公報では、始動時の燃料噴射方式が具体的に配載されておらず、燃料噴射方式による始動性への影響が全く無視されているため、近年の益々厳しくなる排ガス規制や始動性向上の要求には、十分に対応することができない。

【0005】また、機関停止中には、燃料噴射弁から燃料が僅かずつ漏れて吸気系内に拡散し、始動時にこの漏れ燃料が気筒内に吸入されるため、気筒内に吸入される混合気の空燃比が漏れ燃料の吸入によってずれてしまう。しかも、この漏れ燃料の吸入量は一定ではなく、機

関停止時間が長くなるに従って、燃料噴射弁からの漏れ 燃料が増加し、それに伴って、1気筒当たりの漏れ燃料 吸入量が増加して、空燃比のずれ量も大きくなる。従っ て、上記公報のように、始動時の燃料噴射量と始動時間 との関係のみを学習して燃料噴射量を補正したのでは、 漏れ燃料の吸入による始動時の空燃比のずれを全く補正 することができず、始動性向上・排気エミッション低減 の効果が少ない。

【0006】本発明はこのような事情を考慮してなされたものであり、従ってその目的は、始動時に第1回目の噴射燃料から確実に燃焼させることができて、近年の益々厳しくなる排ガス規制や始動性向上の要求にも十分に対応することができる内燃機関の燃料噴射制御装置を提供することにある。

[0007]

【課題を解決するための手段】上記目的を達成するために、本発明の請求項1の内燃機関の燃料噴射制御装置によれば、噴射時期制御手段によって、始動時に気筒判別して第1回目の燃料噴射から吸気行程に同期した燃料噴射を行う。これにより、噴射した燃料が直接、気筒内に吸入されるようになり、吸気ポート等への燃料の付着

(ウェット) が少なくなり、その分、始動時の空燃比制 御が容易になる。更に、始動時には、第1回目の燃料噴 射により気筒内に供給される混合気(以下「第1回目の 吸入混合気」という)が燃焼可能な空燃比の範囲(以下 「始動時可燃範囲」という)を少なくとも冷却水温情報 に基づいて始動時可燃範囲推定手段により推定すると共 に、機関停止中に燃料噴射弁から漏れた燃料が1気筒内 に吸入される量(以下「漏れ燃料吸入量」という)を漏 れ燃料吸入量推定手段により推定する。そして、この漏 れ燃料吸入量を考慮して始動時の第1回目の吸入混合気 の空燃比が始動時可燃範囲となるように第1回目の燃料 噴射量を始動時噴射量算出手段により算出する。このよ うにすれば、始動時に漏れ燃料の吸入の影響を受けず に、第1回目の燃料噴射から混合気の空燃比を確実に始 動時可燃範囲に設定することができ、第1回目の噴射燃 科から確実に燃焼させることができて、始動性を向上で きると共に、始動時のHC排出量を低減できる。

[0008] この場合、額求項2のように、始勤時に第1回目の吸入混合気の燃焼状態(以下「第1回目の燃焼状態」という)を燃焼状態判定手段により判定し、第1回目の燃焼状態に基づいて次回の始動時の第1回目の燃料噴射量を補正する補正値を学習手段により学習し、この学習補正値を用いて第1回目の燃料噴射量を補正するようにしても良い。このようにすれば、燃料噴射弁等の燃料供給系部品やセンサ等の制御系部品の個体差(ばらつき)や経時劣化による燃料噴射特性のばらつきがあっても、このばらつきを学習効果により自動的に修正することができ、始動性向上や排気エミッション低減の効果を長期間安定して持続させることができる。

【0009】また、請求項3のように、燃料項射弁から 項射する燃料を税粒化する燃料税粒化手段を設けた構成 としても良い。このようにすれば、燃料の燃焼性が向上 し、低温時においても、第1回目の項射燃料から確実に 燃焼させることができる。

【0010】また、簡求項4のように、漏れ燃料吸入量を推定する際に、機関停止中の漏れ燃料の総量を推定し、漏れ燃料が拡散する吸気管容積に対する1気筒分の吸入空気量の比率と、推定した漏れ燃料の総量とに基づいて1気筒内に吸入される漏れ燃料吸入量を推定すると良い。このようにすれば、機関停止中の漏れ燃料の吸気管内への拡散作用を考慮して、1気筒当たりの漏れ燃料吸入量を精度良く推定することができる。

【0011】更に、請求項5のように、漏れ燃料吸入量を考慮して、始動時可燃範囲におけるリーン限界を基準にして第1回目の燃料噴射量を算出すると良い。このように、リーン限界を基準にすれば、第1回目の燃料噴射量を始動時可燃範囲内で必要最少量に設定でき、始動時のHC排出量の大幅な低減が可能となる。

【0012】また、請求項6のように、始勤毎に始勤時可燃範囲におけるリーン限界の燃料噴射量に対する補正値を学習し、燃焼状態判定手段で判定した第1回目の燃焼状態が適正でない時に、学習補正値を所定の学習ディザ値分だけリッチ側にずらした値に更新するようにしても良い。このようにすれば、第1回目の燃焼状態が適正となる必要最少量の燃料噴射量を学習することができ、燃料供給系や制御系のばらつきがあっても、その影響を受けずに、始動時のHC排出量を確実に低減することができる。

【0013】この場合、請求項7のように、学習補正値を更新する学習ディザ値を漏れ燃料吸入量に応じて切り換えるようにしても良い。このようにすれば、漏れ燃料吸入量を学習処理に反映させることができ、漏れ燃料吸入量に応じた適正な学習を行うことができる。

【0014】また、冷却水温等の始動条件が異なれば、始動時可燃範囲も異なるため、簡求項8のように、始動条件に応じて区分された複数の学習領域を設定し、始動毎にその始動条件に対応する学習領域の学習補正値を更新又は維持し、始動時には、その始動条件に対応する学習領域の学習補正値を用いて第1回目の燃料噴射量を補正するようにしても良い。このようにすれば、始動条件毎に第1回目の燃焼状態が適正となる燃料噴射量を学習でき、学習精度を向上できる。

【0015】また、請求項9のように、始勤時に第1回目の燃焼行程での機関回転数の上昇具合又は簡内圧力の上昇具合に基づいて第1回目の燃焼状態を判定するようにしても良い。つまり、始動時に燃焼状態が良くなるほど、機関回転数が上昇し、且つ、筒内圧力が上昇するため、機関回転数の上昇具合又は筒内圧力の上昇具合に基づいて第1回目の燃焼状態を精度良く判定することがで

(4)

きる。

[0016]

【発明の実施の形態】 《実施形態(1)》以下、本発明の実施形態(1)を図1乃至図18に基づいて説明する。まず、図1に基づいてエンジン制御系システム全体の概略構成を説明する。内燃機関である例えば4気筒のガソリンエンジン10の吸気ポート11に接続された吸気管12の最上流部にはエアクリーナ13が設けられ、このエアクリーナ13の下流に吸気温センサ14が設けられている。また、吸気管12の途中部には、スロットルパルブ15が設けられ、このスロットルパルブ15が設けられ、このスロットルパルブ15が設けられている。上記スロットルパルブ17が設けられている。上記スロットルパルブ17が設けられている。上記スロットルパルブ15の開度は、スロットル開度センサ18によって検出され、スロットルパルブ15の下流側の吸気管圧力は、吸気管圧力センサ19によって検出される。

【0017】また、各気筒の吸気ポート11の近傍には、燃料タンク21から供給される燃料を噴射する燃料噴射弁20が設けられている。燃料タンク21内の燃料は燃料ポンプ22→燃料フィルタ23→プレッシャレギュレータ24の経路を経て各気筒の燃料噴射弁20に分配され、プレッシャレギュレータ24により燃料圧力

(燃圧)が吸気管圧力に対して一定圧力に保たれると共に、余剰燃料がリターン配管25を通して燃料タンク21内に戻される。

【0018】一方、エンジン10の排気ポート26に接続された排気管27には、排ガス中の酸素濃度を検出する酸素濃度センサ28が設けられている。エンジン10を冷却するウォータジャケット29には、冷却水温を検出する水温センサ30が取り付けられている。また、エンジン10の各気筒のシリンダヘッドには点火プラグ31が取り付けられ、各気筒の点火プラグ31には、イグナイタ付きの点火コイル32とディストリビュータ33によって高電圧が印加され、点火される。

【0019】また、ディストリピュータ33内には、クランク角センサ35と気筒判別センサ36とが設けられている。クランク角センサ35は、エンジン10のクランク軸の回転に応じて所定のクランク角毎にクランク角信号を発生し、そのクランク角信号の周波数によってエンジン回転数が検出される。また、気筒判別センサ36は、エンジン10のカム軸の回転に伴って特定気筒のクランク角基準位置(例えば第1気筒の圧縮TDC及び第4気筒の圧縮TDC)で気筒判別信号を発生し、この気筒判別信号が気筒判別に用いられる。

【0020】前述したクランク角センサ35、気筒判別センサ36、水温センサ30等の各種センサの出力信号は、エンジン制御回路(以下「ECU」と表記する)37に入力される。このECU37は、バッテリ34を電源として動作し、イグニッションスイッチ38のオン信号によりスタータ(図示せず)を駆動すると共に、各気

簡の燃料噴射弁20の開弁時間(燃料噴射時間)を調整して燃料噴射量を制御し、エンジン10を始動させる。この際、BCU37は、クランク角センサ35と気筒判別センサ36の出力信号から気筒を判別し、始動時に第1回目の燃料噴射から吸気行程に同期した燃料噴射を行う噴射時期制御手段として機能する。

【0021】このECU37は、マイクロコンピュータを主体として構成され、内蔵されたROM(配憶媒体)には、後述する燃料噴射制御用の各ルーチンが配憶されている。以下、各ルーチンの処理内容を説明する。

【0022】[始動時燃料噴射制御メインルーチン]図2に示す始動時燃料噴射制御メインルーチンは、イグニッションスイッチ38のオン後に所定時間毎(例えば4ms毎)に次のように実行される。まず、ステップ100で、初期化ルーチンを実行し、RAM等の配憶領域に初期値がセットされると共に、各種入力信号がチェックされる。次のステップ200で、後述する図3の始動時可燃範囲推定ルーチンを実行して、エンジン10の冷却水温に基づいて気筒内の混合気が燃焼可能な空燃比の範囲を推定する。この始動時可燃範囲推定ルーチンの処理が特許請求の範囲でいう始動時可燃範囲推定手段としての役割を果たす。

[0023] その後、ステップ300に進み、後述する図6の停止中燃料瀾れ量推定ルーチンを実行して、エンジン停止中に燃料噴射弁20から漏れた燃料の総量を推定する。次のステップ400で、後述する図11の漏れ燃料吸入量推定ルーチンを実行して、燃料噴射弁20から漏れた燃料のうち1つの気筒内に吸入される漏れ燃料吸入量を推定する。これら停止中燃料漏れ量推定ルーチンと漏れ燃料吸入量推定ルーチンの処理が特許請求の範囲でいう漏れ燃料吸入量推定手段としての役割を果たす。

【0024】そして、次のステップ500で、後述する 図12の始勤時噴射量算出ルーチンを実行して、ステップ400で求めた漏れ燃料吸入量を考慮して、始動時の 吸入混合気の空燃比がステップ200で求めた始動時可 燃範囲内となるように始動時の燃料噴射量を算出する。 この始動時噴射量算出ルーチンの処理が特許請求の範囲 でいう始動時噴射量算出手段としての役割を果たす。こ の始動時燃料噴射量で、第1回目の燃料噴射から各気筒 の吸気行程に同期させて燃料を噴射する。

【0025】この後、ステップ600に進み、後述する図14の補正値学習ルーチンを実行して、第1回目の曖射燃料の燃焼状態を判定し、その判定結果に基づいて、次回の始動時の燃料噴射量算出に反映させる補正値を学習する。この補正値学習ルーチンの処理が特許請求の範囲でいう学習手段としての役割を果たす。始動時には、上記各ステップ200~600の処理が繰り返し行われる。

【0026】 [始動時可燃範囲推定ルーチン] 図3に示

(5)

す始動時可燃範囲推定ルーチン(図2のステップ20 0) は、例えば8ms毎に次のように実行される。ま ず、ステップ201で、水温センサ30で検出された冷 却水温TWHを読み込み、次のステップ202で、図4 に示す冷却水温THWをパラメータとする始動時可燃範 囲のリーン限界曲線のマップを検索し、現在の冷却水温 THWに応じた始動時可燃範囲のリーン限界AFLeanを 求める。この始動時可燃範囲のリーン限界A F Leanは、 始動時に気筒内に吸入される混合気が完全燃焼できる空 燃比のリーン限界であり、このリーン限界より薄い混合 気は不完全燃焼となる。

【0027】次のステップ203で、図4に示す冷却水

上式において、「4」はエンジン10の気筒数、KTP は充填効率である。この充填効率KTPは、図5に示す エンジン回転数NEと吸気管圧力Pmとをパラメータと する充填効率マップから求める。この充填効率マップ は、予め、実験データや理論式によって設定され、EC U37のROMに記憶されている。

【0029】吸入空気量QCRNKの算出後、ステップ20 5に進み、ステップ202で求めたリーン限界AFLean に相当するリーン限界燃料量FLEAN [g] を次式に より算出する。

F L E A N = QCRNK/A F Lean [g]

[0030] この後、ステップ206に進み、ステップ 203で求めたリッチ限界AFRichに相当するリッチ限 界燃料量FRICH[g]を次式により算出して、本ル ーチンを終了する。

FRICH=QCRNK/AFRich

【0031】ここで、リーン/リッチ限界燃料量FLE AN、FRICHは、冷却水温THWに応じて予め作成 したマップ等から求めるようにしても良いが、パッテリ 電圧やオイルの粘性の違いによって、クランキング時の エンジン回転数NEが変動して、吸入空気量QCRNKが変 動するため、本ルーチンのように、冷却水温THWに応 じて求めたリーン/リッチ限界AFLean, AFRichと吸 入空気量QCRNKを用いてリーン/リッチ限界燃料量FL EAN、FRICHを算出すれば、吸入空気量QCRNKが 変動しても、リーン/リッチ限界燃料量FLEAN。F

温THWをパラメータとする始動時可燃範囲のリッチ限 界曲線のマップを検索し、現在の冷却水温THWに応じ た始動時可燃範囲のリッチ限界A FRichを求める。この 始動時可燃範囲のリッチ限界AFRichは、始動時に気筒 内に吸入される混合気が完全燃焼できる空燃比のリッチ 限界であり、このリッチ限界より濃い混合気は不完全燃 焼となる。図4に示すリーン限界曲線及びリッチ限界曲 線のマップは、予め、実験データや理論式によって設定 され、ECU37のROMに配憶されている。

【0028】次のステップ204で、クランキング時の 1 気筒当たりの吸入空気量 QCRNK [g] を次式により算 出する。

QCRNK=(総排気量)/4×KTP×(空気比重) [g]

RICHを精度良く算出することができる。

【0032】尚、予め冷却水温THWと吸入空気量QCR NK(又はエンジン回転数NEと吸気管圧力Pm)とをパ ラメータとするリーン/リッチ限界燃料量 F L E A N. FRICHのマップを実験データや理論式によって作成 しておき、このマップからリーン/リッチ限界燃料量ド LEAN、FRICHを求めるようにしても良い。

【0033】 [停止中燃料漏れ量推定ルーチン] 図6に 示す停止中燃料漏れ量推定ルーチン(図2のステップ3 00)は、エンジン停止中もパックアップ電源により例 えば50ms毎に実行され、エンジン停止中に全気筒の 燃料噴射弁20から漏れた燃料の総量(漏れ燃料積算値 FLEAK) を次のようにして算出する。まず、ステッ プ301で、前回のエンジン停止(イグニッションスイ ッチ38のオフ)から現在までの経過時間を停止時間計 測タイマ(図示せず)で計測して、その経過時間(停止 時間)を読み込み、次のステップ302で、現在の冷却 水温THWを読み込む。

【0034】この後、ステップ303に進み、図7に示 す冷却水温THWをパラメータとする水温補正値FPTH W のマップを検索して、現在の冷却水温THWに応じた 水温補正値 F P THW を求める。次のステップ304で、 この水温補正値FPTHV を用いて漏れ燃料積算値FLE AKを次式により算出する。

[0035]

【数1】

$$q25(P) = (a \times q0 - b) \times P^{1/c}$$
 ----- (1)

FLEAK= Σ {q25(P)} × FPTHV ---- (2)

【0036】ここで、a, b, cは、燃料供給系で異な る燃圧特性から燃料の漏れ量を求めるための変換定数で ある。Pは現在の燃圧(kPa)であり、図8に示す停 止時間をパラメータとする燃圧変化特性のマップを検索 して、現在までの停止時間に応じた燃圧Pを求める。q

0 は、基準温度(例えば25℃)、基準燃圧の時に1分 間当たり全気筒の燃料噴射弁20から漏れる燃料の合計 量 (mm³ /min) である。この合計燃料漏れ量 q0 は、図9に示すような分布特性を示し、この分布特性か ら、合計燃料漏れ量q0 のばらつき中心値q(av)と

(6)

ばらつき上限値q(3σ)が求められる。

【0037】上記(1)。(2)式の計算をエンジン停止中にパックアップ電源により例えば50ms年に繰り返すことで、エンジン停止中に全気筒の燃料噴射弁20から漏れた燃料を積算し、前回のエンジン停止から現在までの漏れ燃料積算値FLEAKを算出する。そして、始動当初(スタータオン時)に算出した漏れ燃料積算値FLEAKがエンジン停止中の漏れ燃料の総量となる。この場合、合計燃料漏れ量q0のばちつき中心値q(av)とばらつき上限値q(3o)を用いて、漏れ燃料積算値FLEAKのばらつき中心値FLEAK(av)とばらつき上限値q1、av2 が算出される。

【0038】尚、本ルーチンでは、エンジン停止中に溺れ燃料を積算するようにしたが、予め、図10に示すように、停止時間をパラメータとする溺れ燃料積算値FLEAKのマップを実験データや理論式により作成して、ECU37のROMに配憶しておき、始勤当初(スタータオン時)に、このマップを検索して停止時間に応じた溺れ燃料積算値FLEAKを求めるようにしても良い。

【0039】 [漏れ燃料吸入量推定ルーチン] 図11に示す漏れ燃料吸入量推定ルーチン (図2のステップ400) は、例えば16ms毎に実行され、1気簡当たりの漏れ燃料吸入量を次のようにして推定する。まず、ステップ401で、吸気管容積VINを読み込む。ここで、吸気管容積VINは、エンジン停止中に漏れた燃料が時間の経過に伴って拡散すると推定される吸気管12の吸気ポート11からエアクリーナ13までの全容積である。次のステップ402で、前配始動時可燃範囲推定ルーチンで求めた充填効率KTPを読み込んだ後、ステップ403で、前配停止中燃料漏れ量推定ルーチンで算出した漏れ燃料額算値FLEAKを読み込む。

【0040】この後、ステップ404で、漏れた燃料の うち1つの気筒内に吸入される漏れ燃料吸入量FLKを 次式により算出する。

FLK=(排気量/4×KTP)/VIN×FLBAK つまり、エンジン停止中に漏れた燃料が吸気管12内全体に拡散していると推定し、吸気管容積VINに対する1 気筒分の吸入空気量(排気量/4×KTP)の比率を、 漏れ燃料積算値FLEAKに乗算することで、1気筒内 に吸入される漏れ燃料吸入量FLKを算出する。

[0041] この際、漏れ燃料積算値FLEAKのばらつき中心値FLEAK (av) とばらつき上限値FLEAK (av) とばらつき上限値FLEAKのばらつき中心値FLK (av) とばらつき上限値FLK (3σ) が算出される。

【0042】 [始勤時項射量算出ルーチン] 図12に示す始勤時項射量算出ルーチン (図2のステップ500) は、所定クランク角毎 (例えば30℃A毎) に実行され、始動時の燃料項射量 (始勤時項射時間TAU) を次のようにして算出する。まず、ステップ501で、エン

ジン回転数NEが例えば500rpmよりも高いか否かを判定する。ここで、500rpmは、始動完了と判定するのに十分な回転数である。もし、エンジン回転数NEが500rpmよりも高ければ、始動完了と判定され、ステップ800に進み、後述する始動後噴射制御を実行する。

【0043】上記ステップ501で、エンジン回転数N Eが500rpm以下の場合には、始動完了前と判定され、ステップ502に進み、前記始動時可燃範囲推定ルーチンで算出したリーン限界燃料量FLEANに、後述する図14の補正値学習ルーチンで学習した学習補正値FGAKを乗算して暫定の燃料噴射量Xを算出する。X=FLEAN×FGAK

【0044】この後、ステップ503に進み、漏れ燃料 吸入量のばらつき上限値 $FLK(3\sigma)$ を考慮した時の第1のリッチ限界噴射量KG1(図13参照)を、リッチ限界燃料量FRICHから漏れ燃料吸入量のばらつき上限値 $FLK(3\sigma)$ を差し引いて求める。

 $KG1 = FRICH - FLK (3\sigma)$

【0045】この後、ステップ504に進み、第2のリッチ限界噴射量KG2 (図13参照)を次式により算出する。

 $KG2=FRICH-\{FLK(3\sigma)-FLK(av)\}$ ここで、 $FLK(3\sigma)-FLK(av)$ は、漏れ燃料吸入量のばらつき上限値 $FLK(3\sigma)$ からばらつき中心値FLK(av) を登し引いた値、つまり、ばらつき中心値FLK(av) からばらつき上限値 $FLK(3\sigma)$ までの偏差である。

【0046】次のステップ505で、暫定の燃料噴射量 Xを第1のリッチ限界噴射量 KG1と比較し、X≤KG1と判定された場合、つまり暫定の燃料噴射量 Xが第1のリッチ限界噴射量 KG1よりもリーン側に位置している場合には、ステップ506に進み、後述する図14の補正値学習ルーチンで用いる学習ディザ値 KD2を所定値 aにセットする。この後、ステップ507に進み、リーン限界燃料量 FLEAN [g]を燃料噴射弁20の燃料噴射時間 TLEAN [ms] に変換し、次のステップ508で、このリーン限界の燃料噴射時間 TLEANに学習補正値 FGAKを乗算して始動時噴射時間 TLEANに算出する。

 $TAU = TLEAN \times FGAK$

つまり、リーン限界の燃料噴射時間TLEANを学習補 正値FGAKで補正して始動時噴射時間TAUを求め る。

【0047】一方、ステップ505で、X>KG1と判定された場合、つまり、暫定の燃料項射量Xが第1のリッチ限界項射量KG1よりリッチ側に位置する場合には、暫定の燃料項射量Xがリッチ限界燃料量FRICHに近いため、漏れ燃料吸入量のばらつき度合いによっては、気筒内に吸入される燃料の総量がリッチ限界燃料量

FRICHを越えてリッチ失火する可能性があると判断し、ステップ509に進み、学習ディザ値KDZをα/2に切り換えて、学習補正値FGAKを小刻みに更新させるようにする。

[0048] この後、ステップ510に進み、暫定の燃料噴射量Xを第2のリッチ限界噴射量KG2と比較し、X≦KG2と判定された場合、つまり暫定の燃料噴射量Xが第2のリッチ限界噴射量KG2よりもリーン側に位置している場合には、リッチ失火する可能性がないと判断し、前述したX≦KG1の場合と同じく、ステップ507,508に進み、リーン限界の燃料噴射時間TLEANを学習補正値FGAKで補正して始動時噴射時間TAUを求める。

【0049】これに対し、上配ステップ510で、X> KG2と判定された場合、つまり、智定の燃料噴射量X が第2のリッチ限界噴射量KG2よりもリッチ側に位置してる場合には、暫定の燃料噴射量Xを始動時の燃料噴射量として採用すると、漏れ燃料吸入量のばらつき度合いによっては、気筒内に吸入される燃料の総量がリッチ限界燃料量FRICHを超えてリッチ失火する可能性があるため、ステップ511に進み、始動時の燃料噴射量を第2のリッチ限界噴射量KG2[g]を燃料噴射時間TKG2[ms]に変換し、次のステップ512で、このTKG2を始動時噴射時間TAUとして採用する。

【0050】このようにして算出された始動時噴射時間 TAUで、ECU37は、始動時に第1回目の燃料噴射 から各気筒の吸気行程に同期させて燃料を噴射する。

【0051】 [補正値学習ルーチン] 図14に示す補正 値学習ルーチン(図2のステップ600)は、例えば3 O℃A毎に実行され、学習補正値FGAKを次のように して更新する。まず、ステップ601で、クランキング 開始後の全気筒の燃料噴射弁20の合計噴射回数をカウ ントするカウンタCINJのカウント値が2以下である か否かを判定する。このカウンタCINJのカウント値 が2以下の時、つまり合計噴射回数が2回以下の時は、 図15に示すように、第1回目の燃料噴射を行った気筒 が第1回目の燃焼行程(爆発行程)に達しておらず、第 1回目の燃焼状態を判定できないので、以降の処理を行 うことなく、本ルーチンを終了する。図15に示すよう に、始動時に、気筒判別後、例えば#3気筒から吸気行 程に同期して燃料噴射を開始した場合には、#3気筒の 吸気→圧縮の2工程(180℃A×2)を経て第1回目 の燃焼行程となり、この第1回目の燃焼行程に到達する 前に、#4気筒で燃料噴射が行われる。

【0052】一方、上記ステップ601で、カウンタCINJのカウント値が2を越えている場合(合計噴射回数が3回以上の場合)には、噴射燃料が燃焼可能であると判断し、ステップ602に進み、第1回目の噴射燃料が燃焼する第1回目の燃焼点であるか否かを判定する。

もし、第1回目の燃焼点であれば、ステップ603に進み、第1回目の燃焼状態が適正であるか否かを判定するために、エンジン回転数NEが所定回転数(NECRNK+β)以下であるか否かを判定する。ここで、NECRNKはクランキング回転数の平均値、βは適正燃焼時の回転数上昇量判定値である。この回転数上昇量判定値βは、図16に示す冷却水温THWをパラメータとするマップから、現在の冷却水温THWに応じて求められる。このステップ603の処理が特許額求の範囲でいう燃焼状態判定手段として機能する。

【0053】始勤時のエンジン回転数NEは、第1回目の噴射燃料が燃焼すると、その燃焼の度合いに応じて上昇するため、第1回目の燃焼点のエンジン回転数NEを、十分なトルクを発生できる適正燃焼時の回転数下限値(NECRNK+β)と比較することで、第1回目の燃焼状態を判定することができる。

【0054】上記ステップ603で、NE>NECRNK+ βと判定されれば、第1回目の燃焼状態が適正(完全燃 焼)であったと判断し、次回の始動時の燃料噴射量を補 正する必要がないため、学習補正値FGAKを更新せず に本ルーチンを終了する。

【0055】 これに対して、ステップ603で、NE≦NECRNK+βと判定されれば、第1回目の燃焼状態が適正でなかったと判断し、ステップ604に進み、学習補正値FGAKを次式により更新する。

 $FGAK(i) = (FGAK(i-1) \times FLEAN+KDZ) / FLEAN$

【0056】ここで、FGAK(i) は今回の学習補正値、FGAK(i-1) は前回の学習補正値である。この学習補正値FGAKは、リーン限界燃料量FLEANを基準にしてリッチ側に補正する割合を示す値である。 KD Zは前配始動時噴射量算出ルーチンで決定した学習ディザ値であり、X≤KG1の時はKDZ=αが用いられ、X>KG1の時は、KDZ=α/2が用いられる。 尚、上式で用いた学習ディザ値KDZは燃料噴射量(FGAK×FLEAN)に対するディザ値(補正量)であるが、学習ディザ値KDZを学習補正値FGAKに対するディザ値に設定した場合には、次式により学習補正値FGAKを更新すれば良い。

FGAK(i) = FGAK(i-1) + KDZ

【0057】このステップ604で更新された学習補正値FGAKは、ECU37のパックアップRAM(図示せず)に配慮され、イグニッションスイッチ38がオフされても保持され、次回の始動時噴射時間TAUの算出に用いられる。これにより、次回の始動時の第1回目の燃料噴射量は、学習ディザ値KD2分だけリッチ側に増量補正され、第1回目の燃焼状態が改善される。

【0058】一方、前述したステップ602で、第1回 目の燃焼点でないと判定された場合(つまり2回目以降 の燃焼点と判定された場合)には、ステップ605に進 み、ステップ603と同様に、NE≦NECRIK+βであるか否かを判定し、NE≦NECRIK+βの場合には、2回目以降の燃焼状態が適正でないと判断して、ステップ606に進み、始動時噴射時間TAUに所定の補正値γを加算し、始動時噴射時間TAUをリッチ側に補正して、本ルーチンを終了する。ここで、補正値γは始動時噴射時間TAUを適当な振り幅でリッチ側に補正する値であり、予め実験等により設定されている。

[0059]また、上記ステップ[0059]また、上記ステップ[0059]をいる。 [0059]また、上記ステップ[0059]の [0059]をいる。 [0059]また、上記ステップ[0059]をいる。

【0060】以上説明した学習処理について図17のタ イムチャートを用いて説明する。 1 回目の始動時に、第 1回目の燃焼点で、エンジン回転数NEが所定値(NE CRNK+eta) に到達していないため、学習補正値 F G A K(初期値は例えば1.0とする)は、学習ディザ値KD 2に応じてリッチ側に更新される。図17の例では、2 回目、3回目の始動時も、同様に、第1回目の燃焼点 で、エンジン回転数NEが所定値(NECRNK+B)に到 違していないため、学習補正値FGAKは順次更新され る。このようにして、始動毎に学習補正値FGAKが更 新され、順次、燃焼状態が改善されていく。そして、4 回目の始動で、始めてエンジン回転数NEが所定値(N ECRNK+β) に到達すると、適正な燃焼状態と判定さ れ、学習補正値FGAKは、3回目の始動時に更新され た値に保持される。このようにして、始動時の燃料噴射 量が第1回目の燃焼状態に応じて最適化されていく。

【0061】 [始動後噴射制御ルーチン] 図18に示す 始動後噴射制御ルーチン(図12のステップ800) は、例えば30℃A毎に次のように実行される。まず、 ステップ801,802で、エンジン回転数NEと吸気 管圧力Pmを読み込んだ後、ステップ803で、吸気管 圧力変化量 ΔPmを算出する。この後、ステップ804 ~807で、吸気温THA、冷却水温THW、スロット ル開度TA及び排気中の酸素濃度を検出し、ステップ8 08で、エンジン回転数NEと吸気管圧力Pmに応じて 基本噴射時間TPを算出する。

【0062】そして、次のステップ809で、冷却水温THWに応じて水温補正係数FILを算出した後、ステップ810で、冷却水温THWと始動後経過時間に応じて始動後補正係数FASEを算出する。更に、ステップ811で、吸気温THAに応じて吸気温補正係数FTHAを算出した後、ステップ812で、スロットル開度TAとエンジン回転数NEと吸気管圧力Pmに応じて高負荷補正係数FOTPを算出する。この後、ステップ813で、排気中の酸素濃度に応じて空燃比フィードバック補正係数FA/Fを算出した後、ステップ814で、吸気管圧力変化量ムPmに応じて加速補正パルスTACCを算出する。そして、次のステップ815で、燃料噴射時間TAUを次式により算出する。

 $TAU = TP \times FVL \times FTHA \times (FASE + FOTP.) \times FA/F + TACC$

【0063】以上説明した実施形態(1)によれば、エンジン停止中の漏れ燃料吸入量を考慮して始動時の第1回目の吸入混合気の空燃比が始動時可燃範囲となるように第1回目の燃料噴射量を算出し、且つ、始動時に気簡判別して第1回目の燃料噴射から吸気行程に同期した燃料噴射を行うので、吸気ポート等への燃料の付着(ウェット)を少なくし、且つ漏れ燃料の吸入の影響を受けずに、第1回目の燃料噴射から混合気の空燃比を確実に始動時可燃範囲に設定でき、第1回目の噴射燃料から確実に燃焼させることができて、始動性を向上できると共に、始動時のHC排出量を低減でき、近年の益々厳しくなる排ガス規制や始動性向上の要求にも十分に対応することができる。

【0064】しかも、始勤時に第1回目の吸入混合気の燃焼状態を判定し、その燃焼状態に応じて次回の始動時の第1回目の燃料噴射量に対する学習補正値を更新するようにしたので、燃料噴射弁20等の燃料供給系部品やセンサ等の制御系部品の個体差(ばらつき)や経時劣化による燃料噴射特性のばらつきがあっても、このばらつきを学習効果により自動的に修正することができ、始動性向上や排気エミッション低減の効果を長期間安定して持続させることができる。

【0065】更に、始動時可燃範囲におけるリーン限界を基準にして第1回目の燃料噴射量を算出するようにしたので、第1回目の燃料噴射量を始動時可燃範囲内で必要最少量に股定することができ、始動時のHC排出量の大幅な低減が可能となる。

【0066】《実施形態(2)》ところで、図19に示すように、始動時間は、噴射燃料の粒径が小さくなるほど短くなり、燃料粒径が100μm以下になると、始助時間がほぼ1secとなる。また、図20に示すように、始動時のHC排出量は、燃料粒径が小さくなるほど低下する。従って、始動性向上や始動時のHC排出量低減を図るには、燃料を微粒化して噴射することが好ましい。

【0067】この観点から、図21に示す本発明の実施 形態 (2)では、燃料積粒化手段としてエアアシスト型 の燃料噴射弁40を採用している。この燃料噴射弁40 には、エアミキシングソケット41が装着され、スロットルパルブ15をパイパスする三方弁型のアイドルスピードコントロールパルブ (以下「ISC」と表記する)42からパイパスエアの一部がアシストエアとしてエア 通路43を通してエアミキシングソケット41に供給される。このアシストエアは、スロットルパルブ15の上流側と下流側の発圧によってエアミキシングソケット41側に送られ、燃料噴射時にアシストエアを燃料噴射弁40の噴射燃料と混合して噴射することで、噴射燃料を 微粒化する。

【0068】アシストエアの流量は、三方弁型のISC42の関度関節によって関節され、ISC42からスロットルバルブ15の下流側に戻されるパイパスエアと燃料噴射弁40側に送られるアシストエアとの合計流量が目標パイパス流量となるようにアイドル回転制御が行われる。また、アシストエアとパイパスエアとの分配比は、エンジン運転状態に応じて制御される。始動時の燃料噴射制御と学習制御は前記実施形態(1)と同じである。

【0069】この実施形態(2)のように、エアアシスト型の燃料噴射弁40を用いて噴射燃料を微粒化すれば、始動性向上とHC排出最低減の効果を更に高めることができる。

【0070】尚、燃料積粒化手段は、エアアシスト方式のものに限定されず、燃料噴射弁の改良により噴射燃料を微粒化するようにしても良い。 取は、プレッシャレギュレータ24の股定圧を高くし、燃料ポンプ22の吐出圧を高めて、燃料噴射弁への供給燃圧を高くすることで、噴射燃料を微粒化するようにしても良い。

【0071】 〈実施形態(3)〉 前配実施形態(1)では、始動時に第1回目の燃焼行程でのエンジン回転数の上昇具合によって第1回目の燃焼状態を判定するようにしたが、図22に示すように、燃焼状態に応じて筒内圧力の上昇具合が変化するため、筒内圧力の上昇具合に基づいて第1回目の燃焼状態を判定することが可能である。

【0072】そこで、図23に示す本発明の実施形態 (3)では、筒内圧力センサ45付きの点火プラグ46 をエンジン10のシリンダヘッドに取り付け、筒内圧力 センサ45によって、燃焼時の筒内圧力とコンプレッション圧力とを検出して、両者の圧力差(燃焼時の筒内圧 力上昇量)を算出し、これを判定値と比較することで、 完全燃焼と不完全燃焼とを判別するようにしている。これ以外は、前配実施形態(1)。(2)のいずれかと同じである。

【0073】この場合、図14の補正値学習ルーチンにおいて、ステップ603.605で、燃焼時の筒内圧力上昇量が判定値以下であるか否かを判定すれば良く、これによって、前配実施形態(1)と同じく、第1回目の燃焼状態に応じて次回の始動時の第1回目の燃料噴射量に対する学習補正値を更新することができる。尚、燃焼時の筒内圧力上昇量とエンジン回転数の上昇量の両方を用いて第1回目の燃烧状態を判定するようにしても良い

【0074】 (実施形態(4)) 冷却水温等の始動条件が異なれば、始動時可燃範囲も異なるため、本発明の実施形態(4)では、始動条件に応じて区分された複数の学習領域を設定し、始動毎にその始動条件に対応する学習領域の学習補正値を更新又は維持し、始動時には、その始動条件に対応する学習領域の学習補正値を用いて第

1回目の燃料噴射量を補正する。これ以外は、前配実施 形態 (1) ~ (3) のいずれかと同じである。

【0075】この実施形態(4)では、始動条件毎に第 1回目の燃焼状態が適正となる燃料噴射量を学習でき、 学習精度を向上できる。

【図面の簡単な説明】

【図1】本発明の実施形態(1)におけるエンジン制御 系システム全体の概略構成を示す図

【図2】始動時燃料噴射制御メインルーチンの処理の流れを示すフローチャート

【図3】始動時可燃範囲推定ルーチンの処理の流れを示 すフローチャート

【図4】始動時可燃範囲を示す図

【図5】充填効率マップを示す図

【図6】停止中燃料漏れ量推定ルーチンの処理の流れを 示すフローチャート

【図7】冷却水温THWと水温補正値FPTHW との関係 を示す図

【図8】停止時間と燃圧の関係を示す図

【図9】燃料噴射弁の合計燃料漏れ量の分布特性を示す 87

【図10】停止時間と漏れ燃料積算値FLEAKの関係 を示す図

【図 1 1】漏れ燃料吸入量推定ルーチンの処理の流れを 示すフローチャート

【図12】始動時噴射量算出ルーチンの処理の流れを示すフローチャート

【図13】始動時の燃料噴射量の算出方法を説明する図

【図14】補正値学習ルーチンの処理の流れを示すフロ ーチャート

【図15】始動時の燃料噴射制御の一例を示すタイムチャート

【図 1 6】冷却水温 T H W と回転数上昇量判定値 β との 関係を示す図

【図17】 始動時の学習制御の一例を示すタイムチャート

【図18】始動後噴射制御ルーチンの処理の流れを示す フローチャート

【図19】燃料粒径と始動時間との関係を示す図

【図20】燃料粒径と始動時HC排出量との関係を示す

【図21】本発明の実施形態(2)におけるエンジン制御系システム全体の概略構成を示す図

【図22】燃焼時の簡内圧力の変化を示すタイムチャート

【図23】本発明の実施形態(3)におけるシステムの 主要部の機成を示す図

【符号の説明】

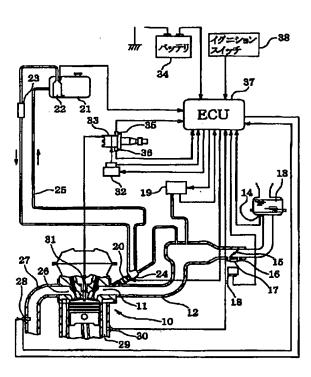
10…エンジン(内燃機関)、12…吸気管、20…燃 料噴射弁、30…水温センサ、22…燃料ポンプ、35 (10)

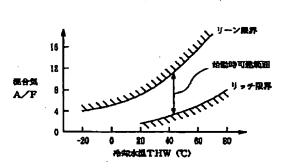
特関平11-182292

…クランク角センサ、36…気筒判別センサ、37…E CU(噴射時期制御手段,始動時可燃範囲推定手段,漏 れ燃料吸入量推定手段,始動時噴射量算出手段,燃焼状 態判定手段,学習手段)、40…燃料噴射弁、41…工 アミキシングソケット、42…ISC、43…エア通 路、45…箇内圧力センサ、46…点火プラグ。

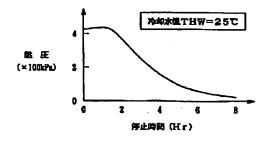
【図4】

【図1】

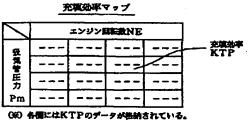


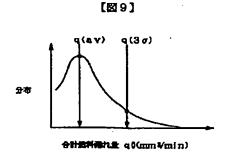


[図8]

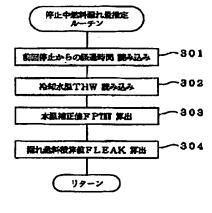


【図5】

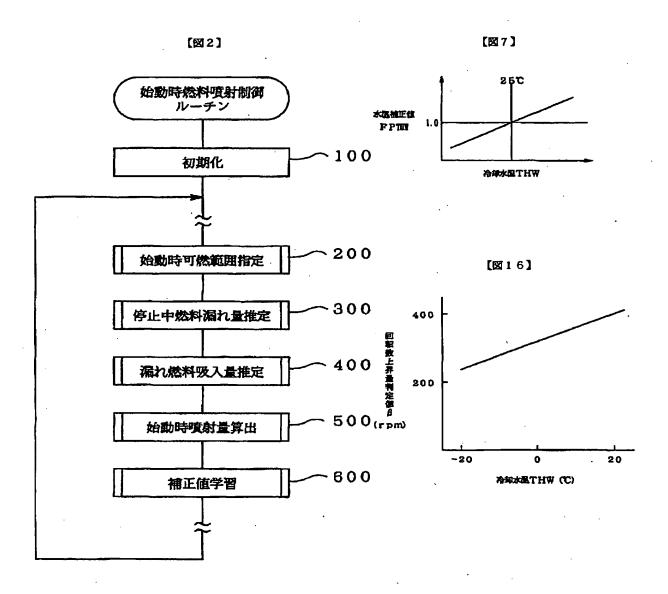


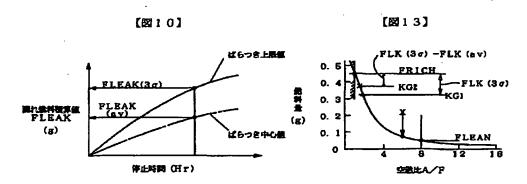


【図6】



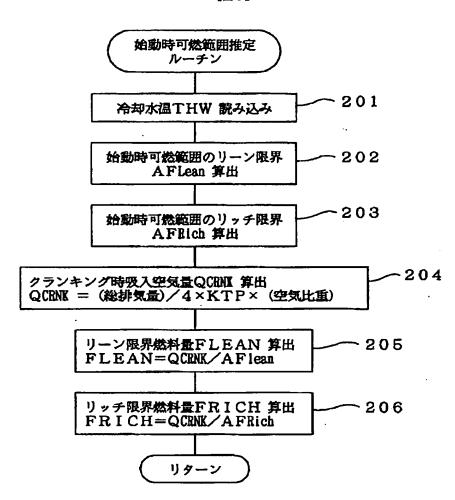
(11)



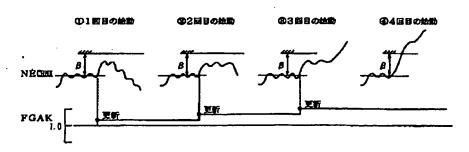


(12)



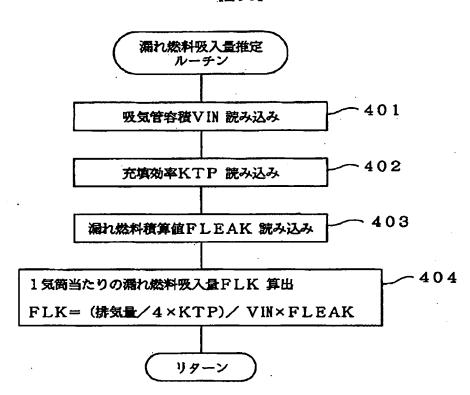


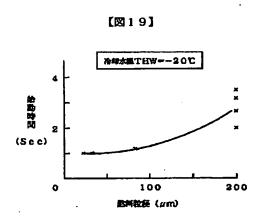
【図17】

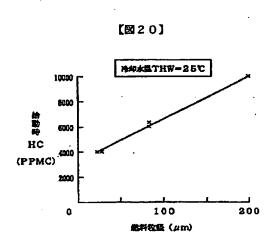


(13)

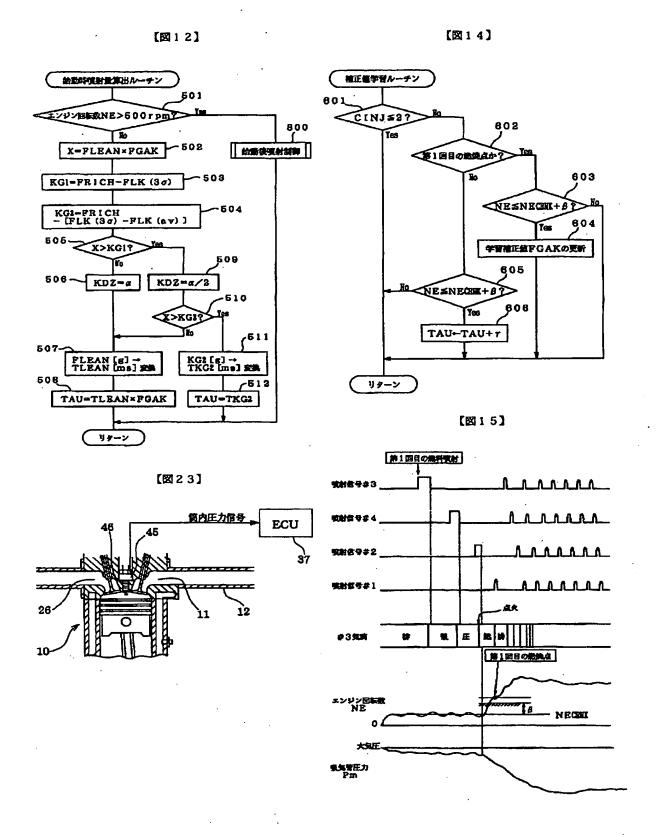
【図11】







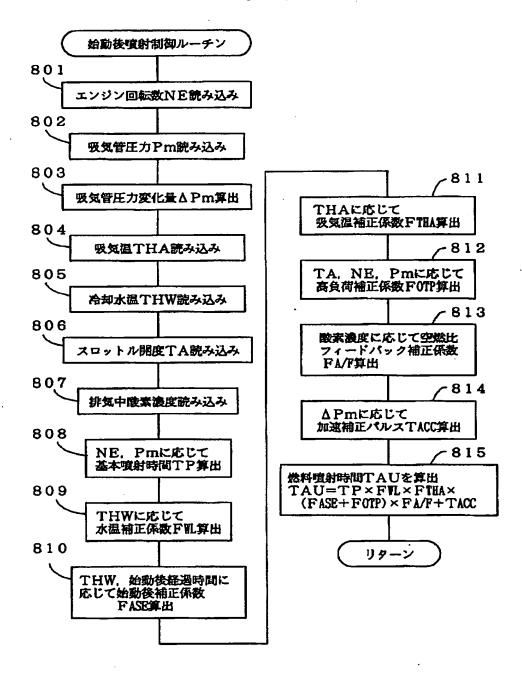
(14)



(15)

特開平11-182292

【図18】



(16)

